(19) 世界知的所有権機関 国際事務局



(43) 国際公開日 2005 年8 月18 日 (18.08.2005)

PCT

(10) 国際公開番号 WO 2005/075813 A1

(51) 国際特許分類7:

F02M 59/44, 37/00, 69/00

(21) 国際出願番号:

PCT/JP2005/001983

(22) 国際出願日:

2005年2月3日(03.02.2005)

(25) 国際出願の言語:

日本語

(26) 国際公開の言語:

日本語

(30) 優先権データ:

特願2004-30127

2004年2月6日 (06.02.2004) JP

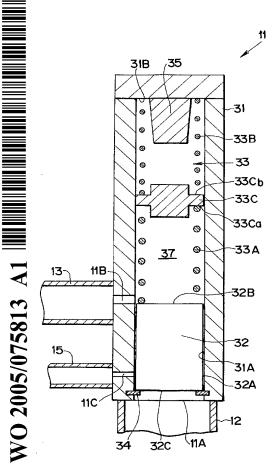
(71) 出願人 (米国を除く全ての指定国について): 株式 会社ボッシュオートモーティブシステム (BOSCH AUTOMOTIVE SYSTEMS CORPORATION) [JP/JP]; 〒150-8360 東京都 渋谷区 渋谷三丁目 6 番 7 号 Tokyo (JP).

- (72) 発明者; および
- (75) 発明者/出願人 (米国についてのみ): 久保田 一哉 (KUBOTA, Kazuya) [JP/JP]; 〒355-8603 埼玉県 東松 山市 箭弓町 3 丁目 1 3 番 2 6 号 株式会社ボッシュオートモーティブ システム内 Saitama (JP). 青木 伸夫 (AOKI, Nobuo) [JP/JP]; 〒355-8603 埼玉県 東松山市箭弓町 3 丁目 1 3 番 2 6 号 株式会社ボッシュオートモーティブ システム内 Saitama (JP).
- (74) 代理人: 高野 昌俊 (TAKANO, Masatoshi); 〒105-0014 東京都 港区 芝 3 丁目 1 5 番 1 4 号 吉徳ビル 6 階 Tokyo (JP).
- (81) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS,

/続葉有/

(54) Title: FUEL SUPPLY DEVICE

(54) 発明の名称: 燃料供給装置



(57) Abstract: A fuel supply valve (1) has a fuel pressure regulating valve (11) received in a cylinder (31) such that a piston (32) is elastically urged by an elastically urging mechanism (33) toward a pressure receiving port (11A), where the fuel pressure regulating valve (11) is provided on the fuel exit side of a low pressure pump (3) to regulate a supply fuel pressure from the low pressure pump (3) to a predetermined pressure. A piston (32) responds to a fuel pressure applied to the pressure receiving port (11A) to open and close an overflow port (11B) provided in a side wall section of the cylinder (31), and thereby the pressure of fuel on the fuel exit side is regulated. A take-out port (11C) for taking out a lubricating fuel is provided at a position in the side wall section of the cylinder (31), the position being nearer to the pressure receiving port (11A) than the overflow port (11B), and the lubricating fuel is taken out prior to the start of pressure regulating operation.

(57) 要約: 燃料供給装置(1)において、低圧ポンプ(3)からの供給燃料圧力を所定の圧力に調整するため低圧ポンプ(3)の燃料出口側に設けられた燃料調圧弁(11)が、弾発付勢機構(33)によりピストン(32)が受圧ポート(11A)に向けて弾発付勢されるようにしてシリンダ(31)内に収容されて成り、受圧ポート(11A)に与えられる燃料圧にピストン(32)が応動してシリンダ(31)の側壁部に設けられたオーバーフローポート(11B)を開閉することにより燃料出口側の燃料の圧力が調整されるように構成されており、シリンダ(31)の側壁部であってオーバーフローポート(11B)よりも受圧ポート(11A)に近い位置に潤滑用燃料取り出し用の取出しポート(11C)が設けられており、調圧動作の開始に先立って潤滑用燃料の取り出しが行われる。

WO 2005/075813 A1

LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NI, NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.

(84) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, NA, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU,

IE, IS, IT, LT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

添付公開書類:

一 国際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語のガイダンスノート」を参照。

明細書

燃料供給装置

技術分野

本発明は、内燃機関に燃料を供給するための燃料供給装置に関する。

5 背景技術

10

15

20

内燃機関に燃料を供給するための燃料供給装置として、コモンレール式の燃料供給装置が近年実用化されている。コモンレール式の燃料供給装置は、燃料タンク内の燃料をフィードポンプ等の低圧燃料ポンプで汲み上げ、その燃料を高圧燃料ポンプにより高圧にしてコモンレール内に蓄え、該コモンレール内の高圧燃料を燃料噴射弁を用いて内燃機関の気筒内へ噴射供給する構成となっている。

このような目的で用いられる高圧燃料ポンプの駆動軸は内燃機関の大きな動力で駆動され、これにより燃料の高圧化が図られるようになっている。高圧燃料ポンプの円滑な動作を確保するため、特開2002-322968号公報には、高圧系の燃料ポンプの作動用潤滑油に使用するための燃料を取り入れる通路を備えた燃料室調圧弁を設けた低圧燃料ポンプが開示されている。この開示された構成によれば、燃料室調圧弁が燃料室の圧力を適切な値に保たせるための圧力調整弁として働くとともに、始動時において噴射に十分な圧力が燃料室に生じるまでは潤滑油ラインに燃料が供給されないようにするので、良好な始動性を確保できる。

しかし、この開示された燃料供給装置によると、何等かの理由によって潤滑油 ラインの圧力が上昇すると燃料室調圧のピストンに背圧が生じ、これにより該ピストンの動きが阻害されて燃料の調圧動作が予定通り行われず、高圧燃料ポンプへ送給される燃料の圧力が過大になってしまうという問題点を有している。

本発明の目的は、従来技術における上述の問題点を解決することができる燃料供給装置を提供することにある。

25 本発明の他の目的は、潤滑油のラインに背圧が生じても燃料調圧動作を支障な

く行うことができるようにした燃料供給装置を提供することにある。

発明の開示

5

本発明の特徴は、潤滑油のラインを燃料調圧弁のピストンの受圧側に設置することにより、潤滑油のラインに圧力が生じてもピストンの燃料調圧動作に支障を生じさせることがないようにした点にある。燃料調圧弁で必要となる高いピストンのストロークと調圧特性とを満足するスプリング仕様の選択を両立させるため、2種類のスプリングを直列に設置し、二段階のピストンストローク特性をもたせ、これにより潤滑油のラインに生じる圧力によってピストンの燃料調圧のための動作に支障が生じないようにすることができる。

- 10 供給燃料を加圧供給するためのポンプと、該ポンプからの供給燃料圧力を所定の圧力に調整するため該ポンプの燃料出口側に設けられた燃料調圧弁とを備えて成る燃料供給装置において、前記燃料調圧弁が、弾発付勢構成によりピストンが受圧ポートに向けて弾発付勢されるようにしてシリンダ内に収容され、前記受圧ポートに与えられる前記燃料出口側の燃料の圧力に前記ピストンが応動して前記シリンダの側壁部に設けられたオーバーフローポートを開閉することにより前記燃料出口側の燃料の圧力が調整されるように構成されている燃料供給装置において、前記シリンダの前記側壁部であって前記オーバーフローポートよりも前記受圧ポートに近い位置に潤滑用燃料取り出し用の取出しポートを設けるようにすることができる。
- 20 本発明によれば、ポンプから供給される燃料の調圧動作に支障を生じさせることなしに、潤滑のための燃料を取り出すことができる。

図面の簡単な説明

- 第1図は本発明による燃料供給装置の一実施例を示す構成図である。
- 第2図は第1図に示した燃料調圧弁の拡大断面図である。
- 25 第3図は第2図の燃料調圧弁における燃料圧力とピストンのリフト量との関係 を示すグラフである。

第4図は第2図の燃料調圧弁における燃料圧力と各ポートの燃料の流量との間の関係を示すグラフである。

第5図は第2図に示した燃料調圧弁の変形例を示す断面図である。

発明を実施するための最良の形態

20

25

5 本発明をより詳細に説述するために、添付の図面に従ってこれを説明する。

第1図は、本発明による燃料供給装置の一実施例を示す構成図である。燃料供給装置1は、コモンレール101に高圧燃料を供給する高圧ポンプ102に比較的低圧の燃料を供給するための装置であり、燃料タンク2と、燃料タンク2内の燃料Fを加圧する低圧ポンプ3とを備えている。

10 低圧ポンプ3の燃料入口側ポート3Aと燃料タンク2との間にはフィルタ4を備えた燃料供給路5が設けられており、フィルタ4によってゴミ等が除去された燃料が燃料供給路5を通って燃料タンク2から低圧ポンプ3に送られる構成となっている。符号6で示されるのは、フィルタ交換などにより低圧系のラインに空気が入ってしまった場合に、低圧ポンプ3内に手動で燃料を送り込むために使用される手動ポンプである。

低圧ポンプ3の燃料出口である出口ポート3Bと高圧ポンプ102の吸入ポート102Aとの間には、低圧ポンプ3から供給される低圧燃料を高圧ポンプ102に送給するための燃料送給路7が配設されている。燃料送給路7には、低圧ポンプ3から送り出された燃料中のゴミを除去するためのフィルタ8、及び高圧ポンプ102に供給する低圧燃料の流量を制御するため比例電磁弁を用いて構成されている制御弁9が設けられている。制御弁9により流量制御された低圧燃料は、逆止弁10を介して高圧ポンプ102の吸入ポート102Aからそのシリンダ室102B内に供給される。制御弁9は、図示しない電気的制御ユニットにより電気的に制御されて流量を制御する。この結果、コモンレール101内のレール圧が所与の目標レール圧となるよう制御される。

制御弁9の燃料入口側の低圧燃料の圧力を所定の値に維持する目的で、燃料送 給路7には燃料調圧弁11が接続されている。第1図に示した燃料供給装置1で は、フィルタ8と制御弁9との間の燃料送給路7に、燃料調圧弁11の受圧ポート11Aが配管12によって接続されている。燃料調圧弁11は、受圧ポート11Aの低圧燃料の圧力が所定レベルを越えた場合にそのオーバーフローポート11Bから低圧燃料をオーバーフローさせ、これにより制御弁9の入口側の低圧燃料の圧力を、略所定の一定圧力に維持させるように動作する構成となっている。オーバーフローポート11Bからのオーバーフロー低圧燃料は、ドレイン配管13を通って燃料タンク2内に戻される。

燃料調圧弁11は、さらに、低圧ポンプ3から送られてくる燃料を潤滑油として取り出すための取出しポート11Cを有している。取出しポート11Cから取り出された燃料は、オリフィス14を備えた潤滑油ライン15を通って高圧ポンプ102のカム室102C内に送られ、この燃料が潤滑油として働くようになっている。なお、潤滑油ライン15を介して高圧ポンプ102に送られる燃料は、カム室102C内の各部材の潤滑油として用いられるのに限定されない。この燃料が他の部位の潤滑油として適宜に供給される構成としてもよいことは勿論である。

10

15

20

25

以上説明したように、燃料供給装置1によって所定の圧力に調節され、調量された低圧燃料が、高圧ポンプ102に送給される。そして、高圧ポンプ102のシリンダ室102B内で低圧燃料を加圧して生じた高圧燃料は、高圧ポンプ102の吐出ポート102Dから逆止弁19及び高圧配管20を介してコモンレール101に送られる。

第2図は、第1図に示した燃料調圧弁11の拡大断面図である。燃料調圧弁11はシリンダ31を有し、シリンダ31内にはピストン32が滑動自在に収容されている。シリンダ31の一端開口部は受圧ポート11Aとなっており、受圧ポート11Aは配管12を介して燃料送給路7に接続されている(第1図参照)。ピストン32は中実の円柱状部材であり、ピストン32の外周面32Aとシリンダ31の内周面31Aとの間は油密状態となっている。シリンダ31とピストン32とによって区劃される室37には、ピストン32を受圧ポート11Aに向けて弾発付勢させるための弾発付勢機構33が設けられている。

- 5 第1ばね33Aはピストン32の内側端面32Bとスプリングシート33Cの一端面33Caとの間に配設され、スプリングシート33Cを内端面32Bから離反するように弾発付勢している。一方、第2ばね33Bはシリンダ31の内端面31Bとスプリングシート33Cの他端面33Cbとの間に配設され、スプリングシート33Cを内側端面31Bから離反するように弾発付勢している。
- 10 この結果、ピストン32は、第1ばね33Aと第2ばね33Bとにより受圧ポート11Aに向けて弾発付勢されている。受圧ポート11Aの近傍にはストッパリング34が設けられており、受圧ポート11Aに与えられる燃料圧が所定値以下の場合には、ピストン32の受圧面32Cがストッパリング34に当接しており、ピストン32は第2図に示す位置に位置決めされる。
- 弾発付勢機構33は以上のように構成されているので、ピストン32は、その受圧面32Cに作用する燃料圧力と弾発付勢機構33の第1ばね33A及び第2ばね33Bによるばね力とがつり合った位置に位置決めされる。ばね定数K1、K2がK1>K2となっているので、燃料圧力が増加するにつれ、先ず、主として第2ばね33Bが収縮し、スプリングシート33Cが内端面31Bに設けられているストッパ35に当接した後、第1ばね33Aが収縮することになる。

したがって、受圧ポート11Aにおける燃料圧力をP、ピストン32の第2図に示す位置からのリフト量をLとすると、これらの間の関係は第3図に示されているようになる。スプリングシート33Cがストッパ35に当接するまでの間は、合成ばね定数が $K1\times K2/(K1+K2)$ の特性線(イ)に従い、スプリングシート33Cがストッパ35に当接した後はばね定数K2の特性線(ロ)に従い、ピストン32が動作する。

25

ピストン32が受圧ポート11Aに与えられる燃料圧力に応じてシリンダ31 内で位置決めされることを利用して制御弁9の燃料入口側の燃料圧の調整及び潤 滑油として使用される燃料の取り出しを行うため、シリンダ31の側壁部には2つのポートが設けられている。一方は、燃料圧の調整のために燃料をオーバーフローさせるためのオーバーフローポート(第1ポート)11B、他方は燃料圧が所定レベルに達したならば、少量の燃料を潤滑油ライン15に取り出すための取出しポート(第2ポート)11Cである。

5

10

15

20

25

オーバーフローポート11Bは、受圧ポート11Aの燃料圧が所要の調圧すべき目標の値に達したときに配管12をドレイン配管13に連通させることができる位置に設けられている。一方、取出しポート11Cは、オーバーフローポート11Bよりも受圧ポート11A側に設けられており、その位置は、始動後受圧ポート11Aの燃料圧力が噴射に充分な圧力となった後、配管12を潤滑油ライン15に連通させることができる位置となっている。

燃料調圧弁11は以上のように構成されているので、始動後、受圧ポート11 Aにおける燃料圧が上昇することによって、ピストン32が弾発付勢機構33の方向に向かって移動し、噴射に充分な圧力に達した後は、ピストン32の外周面32Aにより塞がれていた取出しポート11Cが解放され配管12から潤滑油ライン15に燃料が流れはじめる。これが、第4図のP=P1のタイミングである。取出しポート11Cはオリフィスとして形成されているので、その後、燃料圧が上昇しても、取出しポート11Cを通過する燃料の流量QAは、第4図に示されるように小さな傾きをもって増大するだけである。この結果、P>P1において、潤滑油としての燃料供給量は比較的小さな値に保たれる。

一方、受圧ポート11Aの燃料圧力が所定値を超えることによって、ピストン32の外周面32Aにより塞がれていたオーバーフローポート11Bが解放され、配管12からの燃料をドレイン配管13に逃がし、受圧ポート11Aの燃料圧を低下させる。このようにして燃料圧が低下するとオーバーフローポート11Bは再びピストン32の外周面32Aにより塞がれ、燃料圧が上昇する。このように、ピストン32が受圧ポート11Aの燃料圧力に応動して位置決めされ、オーバーフローポート11Bを開閉することにより、受圧ポート11Aの燃料圧が所定レベルになるよう調圧される。なお、室37内の圧力が、内周面31Aと外周面3

2 Aとの間の隙間を通って適宜にオーバーフローポート11 Bから逃げることができるように両者間の油密状態が設定されているので、ピストン32 に大きな背圧が生じて、その調圧動作に不具合を生じさせることはない。

燃料調圧弁11は以上のように動作するので、潤滑油ライン15に何等かの理由で圧力上昇が生じても、受圧ポート11Aの燃料圧力の調圧のためのピストン32の動作には全く影響がなく、低圧ポンプ3から供給される燃料の調圧動作に支障を生じさせることなしに、潤滑のための燃料を取り出すことができる。この結果、燃料調圧弁11は、潤滑油ライン15に背圧かかった場合においても制御弁9の燃料入口側の燃料圧の調圧特性に変化を生じさせることがなく、制御弁9において安定した流量制御が実現される。

5

10

25

上記実施例では、燃料調圧弁11に設けられる弾発付勢機構33は2つのコイルばねを用いて構成されている。しかし、弾発付勢機構33はこの構成に限定されるものではなく、弾発付勢機構33を1つのコイルばねを用いて構成してもよい。

第5図には、1つのコイルばねを用いて弾発付勢機構を構成した燃料調圧弁の構成が示されている。この燃料調圧弁111は弾発付勢機構133が1つのコイルばね133Aを用いて構成されている点においてのみ第2図に示されている燃料調圧弁11と異なっており、燃料調圧弁111のその他の構成は燃料調圧弁11と同様である。したがって、燃料調圧弁111の各部のうち燃料調圧弁11の各部に対応する部分には同一の符号を付し、それらの説明を重複して行うことを省略する。

燃料調圧弁111においては、ピストン132は中空となっており、ピストン132の外周壁にあけられた複数の透孔132Aがオーバーフローポート11Bと対向したときに配管12内の燃料圧がオーバーフローポート11Bから逃げて調圧動作が行われる。また、シリンダ31の室37には、ピストン132の外周径より太径で逃し孔11Dが設けられている太径部室37Aが形成されており、太径部室37Aの内周壁とピストン132の外周壁との間には常に空間が形成される構成となっている。このため、ピストン132の外周壁がその動作中に逃しれる構成となっている。このため、ピストン132の外周壁がその動作中に逃し

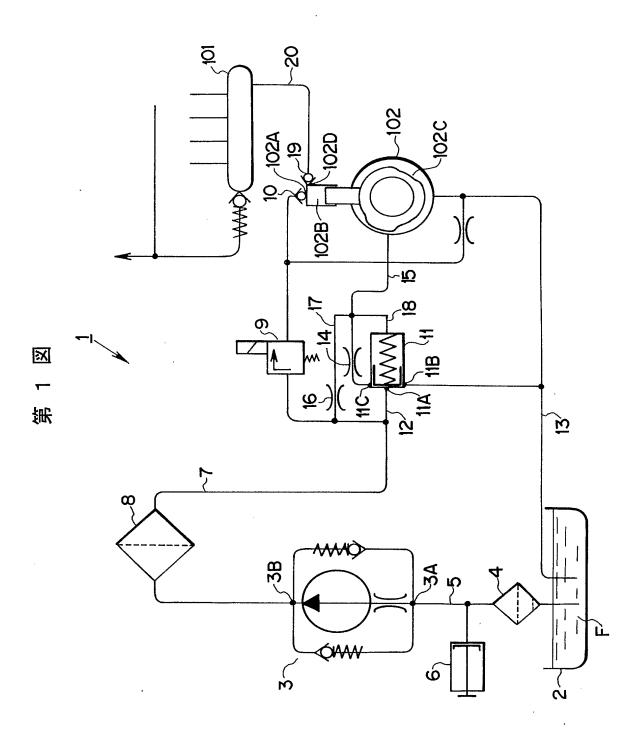
孔11Dを塞ぐことがなく、室37内の圧力を逃し孔11Dを介して常に燃料低圧部に逃すことができ、ピストン132にその動作を邪魔する背圧が作用することがない。符号135で示されるのはシリンダ31の一端を塞ぐためのボール部材である。

5 産業上の利用可能性

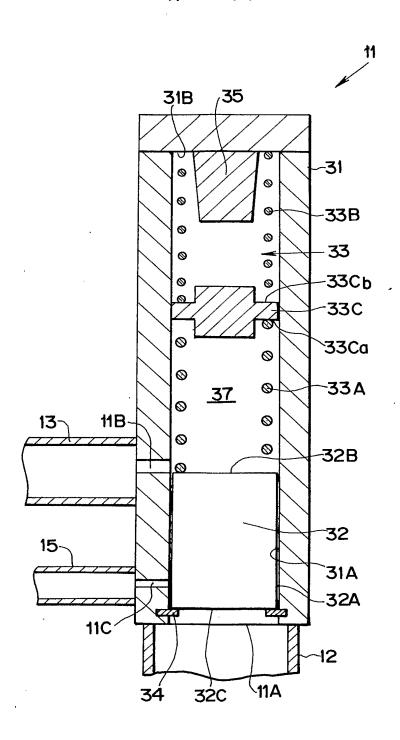
本発明によれば、燃料の調圧と潤滑燃料の取出しとを円滑に行うことができ、 燃料供給装置の改善に役立つ。

請求の範囲

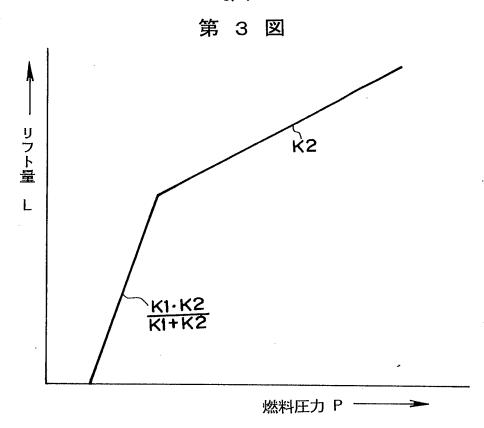
- 1. 供給燃料を加圧供給するためのポンプと、該ポンプから供給される燃料の圧力を所定の圧力に調整するため該ポンプの燃料出口側に設けられた燃料調圧弁とを備えて成る燃料供給装置において、
- 5 前記燃料調圧弁がピストンが収容されているシリンダを有し、該ピストンが弾発付勢機構により前記シリンダの受圧ポートに向けて弾発付勢されており、前記ピストンが前記受圧ポートの燃料圧力に応動して前記シリンダの側壁部に設けられたオーバーフローポートを開閉することにより燃料の圧力が調整されるように構成されており、前記シリンダの前記側壁部であって前記オーバーフローポートよりも前記受圧ポートに近い位置に潤滑用燃料取り出し用の取出しポートが設けられていることを特徴とする燃料供給装置。
 - 2. 前記弾発付勢機構が、単一の弾発付勢部材を具えて成る請求の範囲第1項記載の燃料供給装置。
- 3. 前記弾発付勢機構が、直列に配設されたばね定数の異なる複数の弾発付勢 15 部材を具えて成り、異なる複数のピストンストローク特性部分を有するピストン ストローク特性を備えている請求の範囲第1項記載の燃料供給装置。
 - 4. 前記シリンダの側壁部に前記ピストンの背圧を燃料低圧側に逃すための逃し孔が設けられている請求の範囲第1項、第2項又は第3項記載の燃料供給装置。



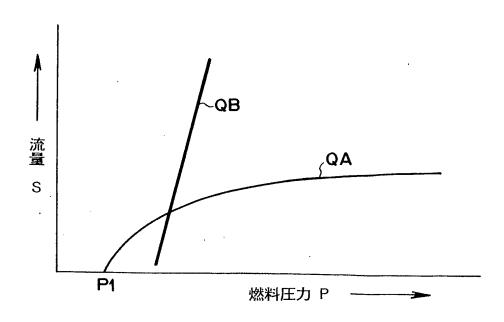
第 2 図



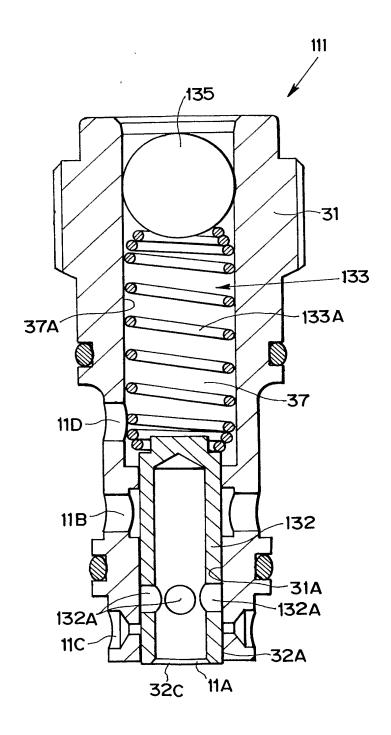




第 4 図



第 5 図



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2005/001983

		101/012	1005/001305		
A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER Int.Cl ⁷ F02M59/44, 37/00, 69/00					
According to In	ternational Patent Classification (IPC) or to both national	classification and IPC			
B. FIELDS SE	EARCHED				
Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols) Int.Cl ⁷ F02M59/44, 37/00, 69/00					
Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched Jitsuyo Shinan Koho 1922-1996 Jitsuyo Shinan Toroku Koho 1996-2005 Kokai Jitsuyo Shinan Koho 1971-2005 Toroku Jitsuyo Shinan Koho 1994-2005					
Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practicable, search terms used)					
C. DOCUME	NTS CONSIDERED TO BE RELEVANT				
Category*	Citation of document, with indication, where app	propriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.		
A	WO 1999/056016 A1 (ROBERT BOS 04 November, 1999 (04.11.99), Full text; all drawings & JP 2002-513115 A & US & EP 1073840 A & DE		1-4		
A	JP 2002-322968 A (Denso Corp 08 November, 2002 (08.11.02), Full text; all drawings (Family: none)	.),	1-4		
А	JP 2001-59465 A (ELASIS SIST) NEL MEZZOGIORNO Società Conso 06 March, 2001 (06.03.01), Full text; all drawings & US 6553971 B1 & EP & CN 1281945 A		1-4		
Further do	ocuments are listed in the continuation of Box C.	See patent family annex.			
* Special cate	egories of cited documents: lefining the general state of the art which is not considered	"T" later document published after the inte date and not in conflict with the applica			
to be of particular relevance		the principle or theory underlying the in "X" document of particular relevance; the c	nvention		
filing date "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is		considered novel or cannot be considered when the document is taken alone	lered to involve an inventive		
cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)		"Y" document of particular relevance; the considered to involve an inventive sombined with one or more other such	step when the document is		
"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed		being obvious to a person skilled in the "&" document member of the same patent f	eart		
Date of the actual completion of the international search 10 May, 2005 (10.05.05)		Date of mailing of the international sear 31 May, 2005 (31.05			
Name and mailing address of the ISA/ Japanese Patent Office		Authorized officer			
Facsimile No.		Telephone No.			

A. 発明の属する分野の分類(国際特許分類(IPC)) Int.Cl.⁷ F02M59/44, 37/00, 69/00

B. 調査を行った分野

調査を行った最小限資料(国際特許分類(IPC))

Int.Cl.⁷ F02M59/44, 37/00, 69/00

最小限資料以外の資料で調査を行った分野に含まれるもの

日本国実用新案公報

1922-1996年

日本国公開実用新案公報

1971-2005年

日本国実用新案登録公報

1996-2005年

日本国登録実用新案公報

1994-2005年

国際調査で使用した電子データベース(データベースの名称、調査に使用した用語)

C. 関連すると認められる文献				
引用文献の カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号		
A	WO 1999/056016 A1 (ROBERT BOSCH GMBH) 1999.11.04, 全文, 全図 & JP 2002-513115 A & US 6422212 B1 & EP 1073840 A & DE 19818385 A1	1-4		
A	JP 2002-322968 A (株式会社デンソー) 2002.1 1.08,全文,全図 (ファミリーなし)	1-4		

▼ C欄の続きにも文献が列挙されている。

パテントファミリーに関する別紙を参照。

- * 引用文献のカテゴリー
- 「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示す もの
- 「E」国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日 以後に公表されたもの
- 「L」優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行 日若しくは他の特別な理由を確立するために引用す る文献(理由を付す)
- 「O」口頭による開示、使用、展示等に言及する文献
- 「P」国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願

- の日の後に公表された文献
- 「T」国際出願日又は優先日後に公表された文献であって 出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論 の理解のために引用するもの
- 「X」特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明 の新規性又は進歩性がないと考えられるもの
- 「Y」特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以 上の文献との、当業者にとって自明である組合せに よって進歩性がないと考えられるもの
- 「&」同一パテントファミリー文献

C (続き). 関連すると認められる文献				
引用文献の カテゴリー *	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号		
A .	JP 2001-59465 A (エラシス システマ リセルカフィアット ネル メッツォジオルノ ソチエタ コンソルティレペル アジオニ)2001.03.06,全文,全図 & US 6553971 B1 & EP 1065370 A2 & CN 1281945 A	1-4		
	·			